# 3. ベルヌーイの定理(動水力学)

- 3.1 ベルヌーイの定理
- 3.2 トリチェリーの定理
- 3.3 ベンチュリー管
- 3.4 ピト一管

## 3.1 ベルヌーイの定理

#### 損失を考慮しない!理想流体と仮定、オイラー(Euler)の運動方程式より

①-②の流線上で(※一本の流線上で成立!) See図3.1

$$\frac{{V_1}^2}{2} + \frac{p_1}{\rho} + gz_1 = \frac{{V_2}^2}{2} + \frac{p_2}{\rho} + gz_2 \tag{3.1}$$

一般的に

$$\frac{V^2}{2} + \frac{p}{\rho} + gz = H = \text{const}$$
 (3.2)

運動エネルギー +圧力エネルギー +位置エネルギー ー一定 エネルギー保存則を表している。

(3.1)式を<mark>ベルヌーイの定理</mark> Bernoulli's theorem と呼ぶ。

$$\frac{\rho V^2}{2} + p + \rho gz = p_t = \text{const}$$
 (3.3)

動圧=全圧-静圧(水平位置;位置エネルギーを考慮しない。

①-②が水平の場合) ピトー管で速度を求める場合! See 図3.4

$$\frac{\rho V^2}{2} = p_t - p \qquad \Longrightarrow \qquad \text{bil} = 2E - \text{fill} \tag{3.4}$$

or

$$\frac{{V_1}^2}{2g} + \frac{p_1}{\rho g} + z_1 = \frac{{V_2}^2}{2g} + \frac{p_2}{\rho g} + z_2 \tag{3.5}$$

一般的に

$$\frac{V^2}{2g} + \frac{p}{\rho g} + z = \text{const [m]}$$

速度水頭+圧力水頭+位置水頭=一定

#### 連続の式は、

### Q = AV

### 損失のない非粘性流体 理想流体に対して

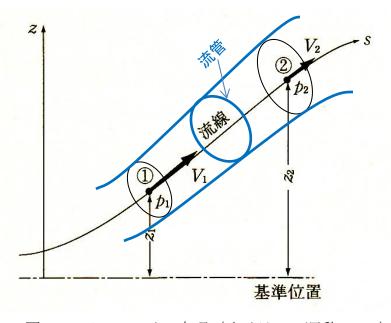


図3.1 ベルヌーイの定理(オイラーの運動方程式)

## 3.2 トリチェリーの定理

#### 損失のない非粘性流体 理想流体に対して

#### < 比較的に小さな孔から流出する場合>

水槽側壁の小孔(オリフィス)からの流出速度V2は、①-②間でベルヌーイの定理を適用すると

$$\frac{V_1^2}{2g} + \frac{p_1}{\rho g} + z_1 = \frac{V_2^2}{2g} + \frac{p_2}{\rho g} + z_2$$
 (3.8)

 $V_1 \cong 0$ ,  $z_1 - z_2 = H$ ,  $p_1 = p_2 = p_a$  (大気圧)

V₁: 近寄り速度≒0、面積比:50倍以上

$$\therefore V_2 = \sqrt{2gH} \tag{3.9}$$

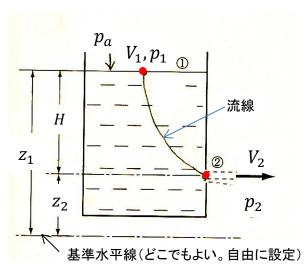


図3.2 小孔からの流出速度

### 実在流体 粘性流体に対して

実在流体に対しては、次の式を用いる。

$$V_2 = c_v \sqrt{2gH} \tag{3.10}$$

 $c_v$  は、速度係数 通常は、 $0.93 \sim 0.98$ である。

小孔(オリフィス)の面積をa とすると、噴流の断面積a'は

$$a' = c_c \ a \tag{3.11}$$

 $c_c$ は、収縮係数 通常は、 $0.61 \sim 0.66$ である。

小孔(オリフィス)から流出する流量(な、次式で表される。

$$Q = a'c_v\sqrt{2gH} = ca\sqrt{2gH} \tag{3.12}$$

cは、<mark>流量係数</mark>であり、速度係数と収縮係数の積で表される。

$$c = c_v c_c \tag{3.13}$$

#### 実在流体 粘性流体に対して

#### 小孔が比較的大きい場合。

小孔が比較的大きい場合で、液面低下が無視できない場合。

水槽の断面積をA、小孔の面積をaとする。

図において、液面の位置がzになったとき、その位置で微小時間dtの間に液面が微小高さdzだけ低下したとする。

水槽内の液体減少量は、小孔からの流出量に等しいから、式(3.12)より流量係数を c と すると

$$-Adz = ca\sqrt{2gz}dt$$

となり、変形すると(負号は、z の変化が常に負であるため)

$$dt = -\frac{A}{ca} \frac{dz}{\sqrt{2gz}} \tag{3.14}$$

H の高さまであった流体がz の高さまで減少するのに要する時間 t は

$$t = -\frac{A}{ca\sqrt{2g}} \int_{H}^{z} \frac{dz}{\sqrt{z}} = \frac{A}{ca} \sqrt{\frac{2}{g}} \left(\sqrt{H} - \sqrt{Z}\right)$$
 (3.15)

すべての流体が流出するのに必要な時間 T は、上式で Z=0 として

$$T = \frac{A}{ca} \sqrt{\frac{2H}{g}} \tag{3.16}$$

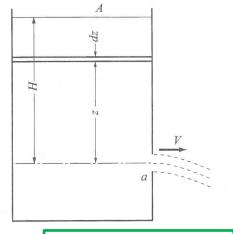


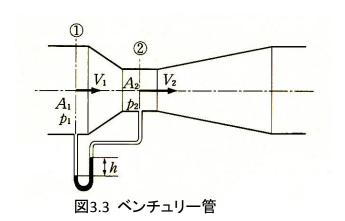
図 4.5 液面が低下する場合の流出

## 3.3 ベンチュリー管

#### <流量測定>

管路の一部を絞り、前後の圧力差から管路内を流れる流量を求める。

$$Q = A_2 V_2 = \frac{A_2}{\sqrt{1 - (A_2/A_1)^2}} \sqrt{\frac{2(p_1 - p_2)}{\rho}}$$
(3.17)



## 3.4 ピト一管

よどみ点

 $V_0 = 0$ 

 $V, p_s$ 

### <亜音速の速度測定>

全圧と静圧測定より、速度を求める。ベルヌーイの定理より

$$\frac{V^2}{2g} + \frac{p_s}{\rho g} + z = \frac{1}{2g} V_0^2 + \frac{p_t}{\rho g} + z_0$$
 (3.18)

$$\frac{1}{2}\rho V^2 + p_s + \rho g z = \frac{1}{2}\rho V_0^2 + p_t + \rho g z_0$$

今、 $V_0 = 0$  (よどみ点では、速度0),  $z = z_0$ 

$$\frac{1}{2}\rho V^2 = p_t - p_s \tag{3.19}$$

#### 動圧=全圧-静圧

k: ピトー管係数

$$\therefore V = \sqrt{\frac{2(p_t - p_s)}{\rho}} \tag{3.20}$$

$$V = k \sqrt{\frac{2(p_t - p_s)}{\rho}}$$

(b) プラントル形 (3.21)図3.4 標準ピト一管

(8~10)e

0.04"の静圧孔7個

(a) NPL形

0.16"の全圧孔

(例題) ピトー管を用いて20℃の空気の流れを測定。動圧が30.5kPa, 静圧が101.3kPaである。(a)非圧縮性, (b)圧縮性の場合の空気の速度を求めよ。 ピトー管係数 k = 0.98, 密度  $\rho = 1.204 \text{ kg/m}^3$ , ガス定数R = 287.03 J/(kg·K) とする。

#### (解答)

(a)非圧縮性の場合 速度は、 $V=k\sqrt{\frac{2(p_t-p_s)}{\rho}}=0.98\sqrt{\frac{2}{1.204}}\times30.5\times10^3=220.6 \text{ m/s}$ 

(b)圧縮性の場合 音速は: 
$$a = \sqrt{\frac{\kappa p_1}{\rho}} = \sqrt{\frac{1.4 \times 101.3 \times 10^3}{1.204}} = 343.2 \text{ m/s}$$
 : マッハ数は:  $M = \frac{V}{a} = \frac{220.6}{343.2} = 0.643$  したがって、流れは、亜音速である。

空気の全温度がわかれば、次式で速度は求められる。 全温度 $T_1=273.15+20=293.15~{
m K}$  だから

$$V = M\sqrt{\kappa RT_1} \frac{1}{\sqrt{1 + \frac{\kappa - 1}{2}M^2}} = 0.643 \times \sqrt{1.4 \times 287.03 \times 293.15} \times \frac{1}{\sqrt{1 + \frac{1.4 - 1}{2}0.643^2}} = 212.1 \text{ m/s}$$

φ1mm 静圧測定孔

(c) JIS形

R=d/2

6d

A-A

(鼻管)